## PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

02-236045

(43)Date of publication of application: 18.09.1990

(51)Int.CI.

F16H 9/12 F16G 5/16

(21)Application number: 02-022301

----

(22)Date of filing:

02.02.1990

(71)Applicant : VAN DOORNES TRANSMISSIE BV

(72)Inventor: BROUWERS THEODORUS M J

(30)Priority

Priority number: 89 8900266

Priority date: 03.02.1989

Priority country: NL

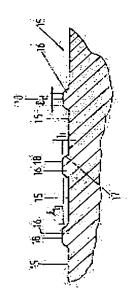
## (54) TRANSMISSION PROVIDED WITH DRIVING BELT AND V-SHAPED PULLEY

## (57)Abstract:

PURPOSE: To improve efficiency and to reduce abrasion by constituting a transmission so that at least 50% of a whole surface where a groove exists is occupied by the groove.

CONSTITUTION: A straight groove and a slanting groove 15 are provided between upheaved parts 16 on a side surface of a transverse element, a cross section of a pattern with the grooves has the upheaved parts 16 of effective width 1d and the groove 15 between them, the effective width of the groove 15 is 1g, and these groove 15 occupy at least 50% of a whole surface.

Consequently, total surface of the upheaved parts 16 with which the transverse element makes contact is comparatively small, but it comes to be a predominant factor in a case where an oil film formed between a side surface of the transverse element and a contact surface of a pulley makes such contact. Consequently, when contact is remarkably improved, oil is sufficiently received and it can be discharged, it is possible to increase efficiency and to reduce quantity of abrasion.



## **LEGAL STATUS**

[Date of request for examination]

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

#### ⑩ 日本国特許庁(JP)

⑪特許出願公開

#### ⑫ 公 關 特 許 公 報(A) 平2-236045

®Int. Cl. 5

',,,

識別記号 庁内整理番号 ❸公開 平成2年(1990)9月18日

F 16 H 9/12 F 16 G 5/16

В 8513-3 J C 6718 - 3 J

審査請求 未請求 請求項の数 14 (全6頁)

会発明の名称

駆動ベルトとV字形プーリとを設けたトランスミツシヨン

願 平2-22301 ②特

223出 願 平2(1990)2月2日

優先権主張

1989年2月3日31カンダ(NL)318900266

個発 明 者

テオドラス エム ジ オランダ国、5171 デーイー カートシュベル、ホーフド

シュタート 82

エー。ブルワース

勿出 願 人 フアン ドールネズ オランダ国、5026 エルアー テイルブルク、ドクトル

フブ ファン ドールネヴェグ 120

トランスミツシー ベ スローテン フェンノ

ートチャップ

個代 理 人

弁理士 伊東 辰雄 外1名

朋

## 1. 発明の名称

駆動ベルトとV字形プーりとを設けた トランスミッション

#### 2. 特許請求の範囲

1. 少なくとも一本の駆動ベルトとV字形プー リとを設け、V字形ブーリの接触表面と嵌まり合 う相互に向かって収斂する側面を有する一つもし くはそれ以上の横断索子を駆動ベルトは備え、一 つもしくはそれ以上の横断案子の一つもしくはそ れ以上の側面および/またはV字形プーリの接触 表面は隆起部の間に一つもしくはそれ以上の溝が ある不連続表面としてつくられている、トランス ミッションにおいて、湖が存在する全患面の少な くとも50%を満が占めていることを特徴とするト ランスミッション。

- 2. 満が総面積の75-90%を占める請求項1に 記載のトランスミッション。
- 8. 冷の実効幅が隣接壁の実効幅の 1.5倍に等 しいか、少なくともそれより大きい筋求項1もし

くは2に記載のトランスミッション。

- 4. 満の実効幅が300 μmに等しいか、それよ り小さい請求項3に記載のトランスミッション。
- 5. 壁の実効幅がせいぜい 100μmである請求 項1ないし4のいずれかに記載のトランスミッシ
- 6. 溝の深さが少なくとも10μmである鯖東項 1ないし5のいずれかに記載のトランスミッショ
- 7. 隆起部の側面が簡郭をつけられている請求 項1ないし6のいずれかに記載のトランスミッシ
- 8. 側面が凸状である請求項7に記載のトラン スミッション。
- 9. 側面が凹状である鯖水項7に記載のトラン スミッション。
- 10. 側面が円弧である鯖水頂7に記録のトラン スミッション。
- 11. 側面につけた特定の倫郭によってそれぞれ の種類の特徴が決まっている幾つかの種類の機断

素子から駆動ベルトをつくることを特徴をする、 請求項1ないし10のいずれかに記載のトランスミ ッションの駆動ベルト。

12. 溝の実効幅および/または隆起部の幅が異なる少なくとも2種類の横断案子を駆動ベルトが備えている簡求項11に記載の駆動ベルト。

13. 請求項1乃至12のいずれかに記載の駆動ベルトの機断案子。

14. 請求項 1 乃至 13のいずれかに記載のトランスミッションのブーリ。

#### 3. 発明の詳細な説明

10 11

本発明は少なくとも一個の駆動ペルトに係ると である。駆動ペルトはV字形プーリの接触面に であるう相互に向かって収飲する側面を有する。 まり合う相互に向かって収飲する側面を有するしくはそれ以上の機断素子を備え、一つしくはそれ以上の機断素子を備え、一しくはそれ以上の機により不連続面として形成されている。

- 3 -

ことははっきりしている。溝付き面の平坦許容度と角度発散とについて有利な改良があった。

本発明の目的は、上に述べた種類のトランスミッションであって、効率を改善し、摩損を減少し、そして形状の精度を高めたトランスミッションを提供することである。

本発明のトランスミッションは、満をつけられている全表面の少なくとも50%を満が占めていることを特徴としている。トランスミッションの最適効率にとって最も重要な要因は、接触面をであるだけ大きくするということではなく、油を放けする程度であるということがはっきりして接触面に、摩損はそれにより減少し、そして接触面はトランスミッションの全寿命の間それの特性を保持している。

本発明の別の実施例は、満の実効幅が隣接隆起部の実効幅の i.5倍に等しいかそれより大きいことを特徴としている。隆起部の幅をそのようにすることにより壁と駆動ベルトもしくはブーリの隣接表面との間の油は満に入り込む前にどうしても

このようなトランスミッションは、英国特許1.549.403に開示されている。トランスで関連をいるの連動中油により、もして取動へルトと接触面とが取りたが、そしてトランスミッションではより消失とののようとなる。既知のトランスミッションではずーリのとなる。既知のトランスまが支服しているとなる。既知のよより克服している。となる。とも一部はその接触面に受け入れられる。

**-** .4 -

短い距離を動かなければならず、その結果として 油膜の急速な破れが促進される。

本発明の実施例を以下に添付図を参照して詳細に説明する。

るように取りつけてある。この横断衆子の一実施 例を第2図に示す。横断案子6′は例えばパンド パックから成るキャリヤーを受け入れる凹所13を 有する。この凹所13の上側は、横断素子6′の孔 11、12に差し込める閉止ピン10により閉じられる。 横断素子の別の実施例は第3図に示されている。 この機断案子6は一対の凹所14を備え、キャリヤ - 7をその中に収容するようになっている。キャ リヤーフは2つのエンドレス手段、例えば2つの バンドパックから成る。横断案子6、6′は両方 とも相互に向かって収斂する側面8を有し、これ らの側面はブーリ1、2の接触面4、5と協働す る。油膜が一方ではブーリの接触面4、5と他方 では横断素子の側面8との間に形成され、その結 果として駆動ベルトはブーリに対して滑り、トラ ンスミッションの効率は低下し、そしてかなりの 摩損が生じる。これを防止するために側面8およ び/または接触面4、5は既知の仕方で不連続と する。第4a図と4b図に示す横断素子の側面に は直線 満と斜線 満 15が 降 起 部 16の 間 に つ け ら れ て

**-** 7 **-**

が得られる。油はその場合十分に放出され、かなりの摩損が生じる程に隆起部16が過大に負荷されることはない。

油を十分に放出できるようにする手段を講じることは別に、一層望ましいことは油を迅速に放出して油膜が形成される機会がないようにするその実効幅1 d d 本発明に従ってが経いないないの実効幅1 d d 本発明に従って難したがない。 を動すればよいようにする。本発明に従って登起部16の実効幅は目的を達成するには常して対記の3分の2に等しいか、それよりも小さくする。好ましくは、壁の実効幅は 100μmより大きくはない。

更に、満15の実効幅1g、隆起部の実効幅1dの他に、隆起部15、絶満面積そして満の深さhが 重要であるということがはっきりしている。満の 深さが10μmより大きく、それによって十分な油 が受け取られるように十分な溝の容積とするのが いる。以後は簡単のため横断案子の溝つき面と称する。プーリ1、2の接触面4、5も同様である。溝15と隆起部18の正確なパターンは直線でも、斜線でも、階段状でも、曲線でももしくはその外であってもそのことは本発明にとっては重要ではない。

- 8 -

好ましい。

隆起部16に規則的な側面輪郭を溝15との境界と してつけて、望ましくない圧力をつくりだす不規 則な流れを防止することによって隆起部16から滯 15に流れ込む油の流れをかなり改善できる。例え ば、凸状もしくは凹状の側面輪郭をここでは考え ている。この観点から側面が円弧を描いているこ とはとってもよい。使い慣らしによるある程度の 摩損は避けられないので、第5図に示すような凸 状の側面輪郭は好ましい。隆起部18が極く備か使 い 慣らしにより 摩損した後 隆起部 16の 衡合面 18 (この衝合面は側面8に平行になっている) は増 大し、ブーリとの接触荷重の下で.隆起部18は弾性 変形させられ、そして摩損は最小となる。生じる が、直ぐに落ち着く使い慣らしによる摩損は満15 の実効幅に殆ど影響を与えない。更に、使い慣ら しによる摩損のため滯幅が僅かに減少することを あらかじめ考慮に入れておくこともできる。

製作の観点からは横断案子の横断方向に平行な直線満輪郭がよい。その理由はそのような満輪郭

はダイカット作業でもしくはそれと組み合わせて簡単にできるからであり、通常ダイカット作業により実際に横断案子はつくられている。この滞パターンが幾つかの他の製法により比較的簡単な仕方で横断案子の側面につくはよいよりはましくない平坦許容度と角度偏差を十分な程度と常に回避でき、そしてこれまではいて、大力な程度と関面のラフ・ブラステイングについて改善がなされる。

#### - 11 -

5 は接触面、 6 は横断素子、 7 はキャリヤー、 8 は側面、 1 0 は閉止ピン、 1 3 、 1 4 は凹所、 そして 1 5 は溝、 1 6 は隆起部である。

#### 特許出願人

ファン ドールネズ トランスミッシーベスローテン フェンノートチャップ 代理人 弁理士 伊 東 辰 雄 代理人 弁理士 伊 東 哲 也 幅、陸起部の実効幅、横断案子の厚み、滯面、海のパターン、隆起部の側面倫郭、滯の深さ等を変えることができる。このようにして特定の用途に合わせた混合ベルトをつくれる。このようにして、トランスミッションに使用したときノイズの比較的小さい混合ベルトをつくれる。このような変形態機も本発明の技術的思想の範囲内にある。 4. 図面の簡単な説明

第1図は本発明のトランスミッションの略図で ある。

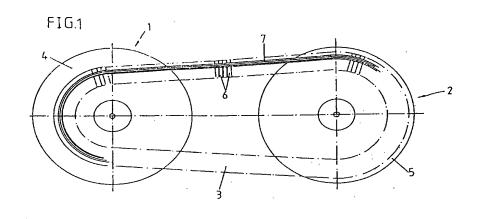
第2図は駆動ベルトの横断索子の断面図である。 第3図は駆動ベルトの横断索子の別の実施例の 断面図である。

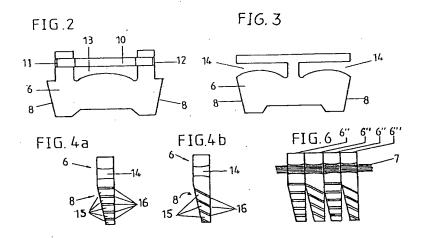
第4 a 図は直線溝の第3 図の横断索子の縦断面図であり、そして

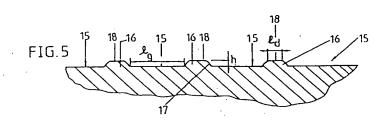
第4 b 図は斜線溝の第3 図の横断索子の緩断面 図である。

第5図は本発明の満パターンの横断面図である。 第6図は混合駆動ベルトの一部の側面図である。 図中、1、2はブーリ、3は駆動ベルト、4、

- 12 -







# This Page is Inserted by IFW Indexing and Scanning Operations and is not part of the Official Record

# **BEST AVAILABLE IMAGES**

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images include but are not limited to the items checked:

☐ BLACK BORDERS
☐ IMAGE CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
FADED TEXT OR DRAWING
BLURRED OR ILLEGIBLE TEXT OR DRAWING
☐ SKEWED/SLANTED IMAGES
☐ COLOR OR BLACK AND WHITE PHOTOGRAPHS
☐ GRAY SCALE DOCUMENTS
LINES OR MARKS ON ORIGINAL DOCUMENT
REFERENCE(S) OR EXHIBIT(S) SUBMITTED ARE POOR QUALITY
□ OTHER.

# IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning these documents will not correct the image problems checked, please do not report these problems to the IFW Image Problem Mailbox.